_1 2 OCT 2004 Rec'd PCT/PTO

PCT/JP 03/13578

JAPAN PATENT OFFICE

23.10.03

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出願年月日 Date of Application:

2月24日 2003年

出 Application Number: 特願2003-045392

[ST. 10/C]:

出

[JP2003-045392]

RECEIVED 1 2 DEC 2003 PCT WIPO

願 人 Applicant(s):

株式会社デンソー

PRIORITY DOCUMENT

SUBMITTED OR TRANSMITTED IN COMPLIANCE WITH RULE 17.1(a) OR (b)

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 2003年11月28日



【書類名】

特許願

【整理番号】

P02078

【提出日】

平成15年 2月24日

【あて先】

特許庁長官殿

【国際特許分類】

F01L 1/34

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内

【氏名】

漆畑 晴行

【特許出願人】

【識別番号】

000004260

【氏名又は名称】

株式会社デンソー

【代理人】

【識別番号】

100098420

【住所又は居所】

名古屋市中区金山一丁目9番19号 ミズノビル4階

【弁理士】

【氏名又は名称】

加古 宗男

【電話番号】

052-322-9771

【手数料の表示】

【予納台帳番号】

036571

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】 9406789

【プルーフの要否】

要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 内燃機関の可変バルブタイミング制御装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】 内燃機関とは別に設けられた駆動源により吸気バルブ又は排気バルブのバルブタイミングを可変する可変バルブタイミング装置と、この可変バルブタイミング装置を実バルブタイミングが目標バルブタイミングに一致するように制御(以下この制御を「可変バルブタイミング制御」という)するバルブタイミング制御手段とを備えた内燃機関の可変バルブタイミング制御装置において、

内燃機関の回転状態を判定する回転状態判定手段を備え、

前記バルブタイミング制御手段は、前記回転状態判定手段により内燃機関が正回転中又は停止中であると判定されたときに、実バルブタイミングの算出及び/ 又は可変バルブタイミング制御を行うことを特徴とする内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項2】 前記回転状態判定手段は、クランク角センサ及び/又はカム角センサの出力信号に基づいて内燃機関の回転状態を判定することを特徴とする請求項1に記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項3】 前記回転状態判定手段は、スタータがオンされているとき又はスタータがオフされた時点の機関回転速度が所定値以上と判定された内燃機関の回転中に、内燃機関が正回転していると判定することを特徴とする請求項1又は2に記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項4】 前記可変バルブタイミング装置は、前記カム軸と同期して回転する回転軸を有する駆動用モータを備え、

前記回転状態判定手段は、前記モータの回転状態に基づいて内燃機関の回転状態を判定することを特徴とする請求項1乃至3のいずれかに記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項5】 前記回転状態判定手段は、スタータのオフ後に前記モータの回転状態に基づいて正回転と判定される状態が所定期間継続したときに、内燃機関が正回転していると判定することを特徴とする請求項4に記載の内燃機関の可



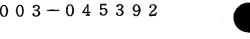
変バルブタイミング制御装置。

【請求項6】 前記可変バルブタイミング装置は、カム軸と同心状に配置され且つクランク軸の回転駆動力によって回転駆動される第1の回転部材と、前記 カム軸と一体的に回転する第2の回転部材と、前記第1の回転部材の回転力を前記第2の回転部材に伝達し且つ前記第1の回転部材に対する前記第2の回転部材の回転位相を変化させる位相可変部材と、この位相可変部材の回転位相を制御するように前記カム軸と同心に配置された前記モータとを備え、前記バルブタイミングを変化させないときは、前記モータの回転速度を前記カム軸の回転速度に一致させて、前記位相可変部材の旋回速度を前記カム軸の回転速度に一致させることで、前記第1の回転部材と前記第2の回転部材との回転位相の差を現状維持して、前記バルブタイミングを現状維持し、前記バルブタイミングを変化させるときは、前記モータの回転速度を前記カム軸の回転速度に対して変化させて、前記位相可変部材の旋回速度を前記カム軸の回転速度に対して変化させるときは、前記モータの回転速度を前記カム軸の回転速度に対して変化させて、前記が相可変部材の旋回速度を前記カム軸の回転速度に対して変化させると

前記回転状態判定手段は、前記可変バルブタイミング装置が前記バルブタイミングを現状維持する状態になっているときに、前記モータの回転状態に基づいて内燃機関の回転状態を判定することを特徴とする請求項4又は5に記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項7】 前記バルブタイミング制御手段は、内燃機関の停止中に前記可変バルブタイミング制御を実行する際に、機関停止後の前記可変バルブタイミング装置の作動量及び/又は前記可変バルブタイミング装置への供給駆動力量を制御して実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させることを特徴とする請求項1乃至6のいずれかに記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項8】 前記可変バルブタイミング装置がモータ駆動式の場合、前記 バルブタイミング制御手段は、前記可変バルブタイミング装置の作動量として前 記モータの回転量を制御することを特徴とする請求項7に記載の内燃機関の可変 バルブタイミング制御装置。



【請求項9】 前記可変バルブタイミング装置がモータ駆動式の場合、前記 バルブタイミング制御手段は、前記可変バルブタイミング装置への供給駆動力量 として供給電力量を制御することを特徴とする請求項7に記載の内燃機関の可変 バルブタイミング制御装置。

【請求項10】 前記可変バルブタイミング装置が油圧駆動式の場合、前記 バルブタイミング制御手段は、前記可変バルブタイミング装置への供給駆動力量 として供給油量を制御することを特徴とする請求項7に記載の内燃機関の可変バ ルブタイミング制御装置。

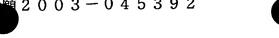
前記バルブタイミング制御手段は、前記回転状態判定手段 【請求項11】 により内燃機関が逆回転したと判定されたときに、前記バルブタイミングを基準 位置に制御することを特徴とする請求項1乃至10のいずれかに記載の内燃機関 の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項12】 前記基準位置が前記可変バルブタイミング装置の可動範囲 の限界位置に設定されている場合、前記バルブタイミング制御手段は、内燃機関 の逆回転中又は逆回転後の停止中に前記バルブタイミングを前記基準位置に制御 することを特徴とする請求項11に記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御 装置。

【請求項13】 前記バルブタイミング制御手段は、前記可変バルブタイミ ング装置に対する制御出力に基づいて実バルブタイミングが前記可変バルブタイ ミング装置の可動範囲の限界位置に設定された基準位置に到達したか否かを判定 することを特徴とする請求項12に記載の内燃機関の可変バルプタイミング制御 装置。

【請求項14】 前記バルブタイミング制御手段は、前記可変バルブタイミ ング装置の作動状態に基づいて実バルブタイミングが前記可変バルブタイミング 装置の可動範囲の限界位置に設定された基準位置に到達したか否かを判定するこ とを特徴とする請求項12に記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項15】 前記基準位置が前記可変バルブタイミング装置の可動範囲 の中間的な位置に設定されている場合、前記バルブタイミング制御手段は、内燃 機関の逆回転後の停止中に実バルブタイミングを前記基準位置に制御することを



特徴とする請求項11に記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項16】 前記バルブタイミング制御手段は、内燃機関の回転速度が 所定値よりも低いときに、バッテリ電圧に応じて前記可変バルプタイミング装置 の作動条件を変更することを特徴とする請求項1乃至15のいずれかに記載の内 燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項17】 内燃機関とは別に設けられた駆動源により吸気バルブ又は 排気バルブのバルブタイミングを可変する可変バルブタイミング装置と、この可 変バルブタイミング装置を制御するバルブタイミング制御手段とを備えた内燃機 関の可変バルブタイミング制御装置において、

前記バルブタイミング制御手段は、内燃機関の回転速度が所定値よりも低いと きに、バッテリ電圧に応じて前記可変バルブタイミング装置の作動条件を変更す ることを特徴とする内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【請求項18】 前記バルブタイミング制御手段は、前記バッテリ電圧が第 1の所定値からそれよりも低い第2の所定値までの領域内のときに前記可変バル ブタイミング装置の作動速度を制限し、前記バッテリ電圧が前記第2の所定値よ りも低いときに前記可変バルブタイミング装置の作動を禁止することを特徴とす る請求項16又は17に記載の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001].

【発明の属する技術分野】

本発明は、内燃機関の吸気バルブ又は排気バルブのバルブタイミングを可変す る内燃機関の可変バルブタイミング制御装置に関するものである。

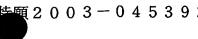
[0002]

【従来の技術】

近年、車両に搭載される内燃機関においては、出力向上、燃費節減、排気エミ ッション低減等を目的として、吸気バルブや排気バルブのバルブタイミングを可 変する可変バルブタイミング装置を採用したものが増加しつつある。

[0003]

この可変バルブタイミング装置は、例えば、特許文献1(特開平6-2130



21号公報)に記載されているように、モータの駆動力で位相可変機構を駆動し てクランク軸に対するカム軸の回転位相を可変することで、カム軸によって開閉 駆動される吸気バルブや排気バルブのバルブタイミングを可変するようにしたも のがある。

[0004]

一般に、可変バルブタイミング制御は、クランク角センサとカム角センサの出 カ信号に基づいて実バルブタイミング(クランク軸に対するカム軸の回転位相) を算出し、この実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させるように 可変バルブタイミング装置を制御するようにしている。

[0005]

【特許文献 1】

特開平6-213021号公報(第5頁~第6頁等)

[0006]

【発明が解決しようとする課題】

前述したモータ駆動式の可変バルブタイミング装置は、エンジン運転状態に関 係なくバルブタイミングを可変することができるという特徴がある。この点に着 目して、本発明らは、エンジンの始動時や停止時にも可変バルブタイミング制御 を行う技術を研究している。しかし、エンジンの始動時や停止時には、エンジン の逆回転やバッテリ電圧の低下が発生することがあり、エンジンの始動時や停止 時に可変バルブタイミング制御を実行しているときに、エンジンが逆回転したり バッテリ電圧が低下したりすると、次のような問題が発生する。

[0007]

前述したクランク角センサやカム角センサの出力信号に基づいた実バルブタイ ミングの算出は、エンジンが正回転、つまりクランク軸とカム軸が正回転してい ることを前提として行っているため、エンジンが逆回転すると、実バルブタイミ ングを誤算出してしまう。このため、エンジン始動時や停止時の可変バルブタイ ミング制御中にエンジンが逆回転すると、誤算出した実バルブタイミングに基づ いて可変バルブタイミング装置を制御してしまうことになり、バルプタイミング を正常に制御することができない状態となってしまう。



また、エンジン始動時や停止時の可変バルブタイミング制御中にバッテリ電圧が低くなり過ぎると、可変バルブタイミング装置への供給電力が不足状態になって可変バルブタイミング装置の動作不良が発生したり、エンジン始動時にはスタータへの供給電力が不足状態になってエンジンの始動性が低下したりする可能性もある。

[0009]

本発明はこのような事情を考慮してなされたものであり、従ってその目的は、 内燃機関の逆回転又はバッテリ電圧の低下によって発生する可変バルブタイミン グ制御に関する不具合を未然に防止することができ、内燃機関の始動時や停止時 の制御性を向上させることができる内燃機関の可変バルブタイミング制御装置を 提供することにある。

[0010]

【課題を解決するための手段】

上記目的を達成するために、本発明の請求項1の内燃機関の可変バルブタイミング制御装置は、内燃機関とは別に設けられた駆動源により吸気バルブ又は排気バルブのバルブタイミングを可変する可変バルブタイミング装置をバルブタイミング制御手段により制御するシステムにおいて、内燃機関の回転状態を回転状態判定手段により判定し、内燃機関が正回転中又は停止中であると判定されたときに、実バルブタイミングの算出及び/又は可変バルブタイミング制御を行うようにしたものである。

[0011]

このようにすれば、内燃機関の回転状態を監視して、内燃機関が正回転しているときや停止しているときにだけ、実バルブタイミングの算出や可変バルブタイミング制御を行うようにすることができ、内燃機関の逆回転が発生したときには、実バルブタイミングの算出や可変バルブタイミング制御を停止することができる。これにより、内燃機関の始動時や停止時に内燃機関の逆回転が発生しても、逆回転によるバルブタイミング制御精度の悪化を未然に防止することができ、内燃機関の始動時や停止時の可変バルブタイミング制御の制御性を向上させること



ができる。

[0012]

この場合、請求項2のように、クランク角センサ及び/又はカム角センサの出力信号に基づいて内燃機関の回転状態を判定するようにすると良い。クランク角センサは所定クランク角毎にクランク角信号を出力し、カム角センサは所定カム角毎にカム角信号を出力するため、クランク角センサやカム角センサの出力信号を監視すれば、内燃機関の回転中と停止中とを判別することができる。

[0013]

更に、請求項3のように、スタータがオンされているとき又はスタータがオフされた時点の機関回転速度が所定値以上と判定された内燃機関の回転中に、内燃機関が正回転していると判定するようにすると良い。スタータのオン中はスタータの駆動力で内燃機関が強制的に正回転駆動されているため、内燃機関が正回転していると判定することができる。また、機関回転速度が十分に上昇していないときにスタータがオフされると、内燃機関が逆回転する可能性があるが、機関回転速度が十分に上昇してからスタータがオフされた場合は、内燃機関の始動が正常に完了してスタータオフ後も内燃機関が引き続き正回転する。従って、スタータがオフされた時点の機関回転速度が所定値以上と判定された内燃機関の回転中であれば、内燃機関が正回転していると判定することができる。

[0014]

また、請求項4のように、カム軸と同期して回転する回転軸を有する駆動用モータを備えた可変バルブタイミング装置の場合には、そのモータの回転状態に基づいて内燃機関の回転状態を判定するようにしても良い。内燃機関のクランク軸の回転力によってカム軸が回転駆動されるため、そのカム軸と同期して回転するモータの正回転・逆回転・停止を判定すれば、内燃機関の正回転・逆回転・停止を精度良く判定することができる。

[0015]

この場合、請求項5のように、スタータのオフ後にモータの回転状態に基づいて正回転と判定される状態が所定期間継続したときに、内燃機関が正回転していると判定するようにすると良い。このようにすれば、スタータオフ後の正回転・



[0016]

また、請求項6のように、可変バルブタイミング装置が、カム軸と同心状に配 置され且つクランク軸の回転駆動力によって回転駆動される第1の回転部材と、 前記カム軸と一体的に回転する第2の回転部材と、前記第1の回転部材の回転力 を前記第2の回転部材に伝達し且つ前記第1の回転部材に対する前記第2の回転 部材の回転位相を変化させる位相可変部材と、この位相可変部材の回転位相を制 御するように前記カム軸と同心に配置された前記モータとを備え、前記バルブタ イミングを変化させないときは、前記モータの回転速度を前記カム軸の回転速度 に一致させて、前記位相可変部材の旋回速度を前記カム軸の回転速度に一致させ ることで、前記第1の回転部材と前記第2の回転部材との回転位相の差を現状維 持して、前記バルブタイミングを現状維持し、前記バルブタイミングを変化させ るときは、前記モータの回転速度を前記カム軸の回転速度に対して変化させて、 前記位相可変部材の旋回速度を前記カム軸の回転速度に対して変化させることで 、前記第1の回転部材と前記第2の回転部材との回転位相の差を変化させて前記 バルブタイミングを変化させるように構成されている場合には、可変バルブタイ ミング装置がバルブタイミングを現状維持する状態になっているときに、モータ の回転状態に基づいて内燃機関の回転状態を判定するようにすると良い。

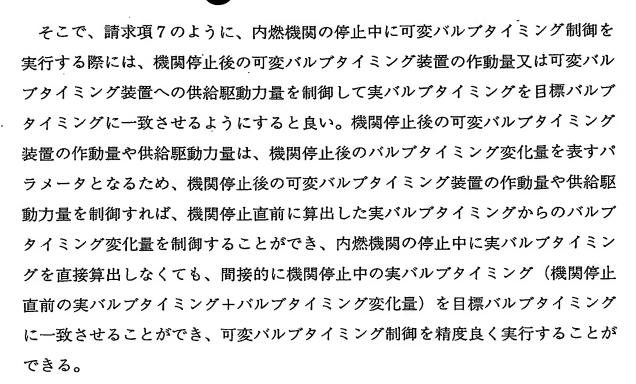
[0017]

この構成の可変バルブタイミング装置では、バルブタイミングを現状維持する 状態になっているときに、モータがカム軸と同期して回転(又は停止)するため 、バルブタイミングを現状維持する状態になっているときに、モータの正回転・ 逆回転・停止を判定すれば、内燃機関の正回転・逆回転・停止を精度良く判定す ることができる。

[0018]

ところで、内燃機関の停止中は、クランク角センサやカム角センサから信号が 出力されなくなるため、クランク角センサやカム角センサの出力信号に基づく実 バルブタイミングの算出を行うことができない。

[0019]



[0020]

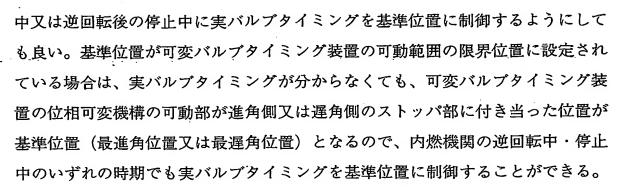
内燃機関の停止中に可変バルブタイミング制御を実行する際に、可変バルブタイミング装置がモータ駆動式の場合は、請求項8のように、可変バルブタイミング装置の作動量としてモータの回転量(回転数、回転角度、位相変化量)を制御するようにすると良い。或は、請求項9のように、可変バルブタイミング装置への供給駆動力量として供給電力量を制御するようにしても良い。一方、可変バルブタイミング装置が油圧駆動式の場合は、請求項10のように、可変バルブタイミング装置への供給駆動力量として供給油量を制御するようにしても良い。これら請求項8~10のいずれの方法を用いても、内燃機関の停止中に可変バルブタイミング制御を精度良く実行することができる。

[0021]

また、請求項11のように、内燃機関が逆回転したと判定されたときには、実 バルブタイミングを基準位置に制御するようにすると良い。このようにすれば、 速やかに次の可変バルブタイミング制御の準備状態にすることができる。

[0022]

基準位置が可変バルブタイミング装置の可動範囲の限界位置(最進角位置又は 最遅角位置)に設定されている場合は、請求項12のように、内燃機関の逆回転



[0023]

この場合、請求項13のように、可変バルブタイミング装置に対する制御出力に基づいて実バルブタイミングが可変バルブタイミング装置の可動範囲の限界位置に設定された基準位置に到達したか否かを判定するようにすると良い。つまり、可変バルブタイミング装置に対する制御出力が、実バルブタイミングを基準位置に到達させる(位相可変機構の可動部をトッパ部に付き当てる)のに必要な所定値を越えているか否かによって、実バルブタイミングが基準位置に到達したか否かを判定することができる。

[0024]

また、請求項14のように、可変バルブタイミング装置の作動状態に基づいて 実バルブタイミングが可変バルブタイミング装置の可動範囲の限界位置に設定された基準位置に到達したか否かを判定するようにしても良い。例えば、可変バルブタイミング装置の作動状態としてモータの実回転速度を用い、このモータの実回転速度が予め設定されているモータ回転速度閾値以下になったときに、実バルブタイミングが基準位置に到達したと判定することができる。

[0025]

一方、基準位置が可変バルブタイミング装置の可動範囲の中間的な位置に設定されている場合は、請求項15のように、内燃機関の逆回転後の停止中に実バルブタイミングを基準位置に制御するようにすると良い。基準位置が可変バルブタイミング装置の可動範囲の中間位置に設定されている場合は、実バルブタイミングが分からないと、実バルブタイミングを基準位置に制御することができない。従って、内燃機関の逆回転後の停止中になるのを待って、実バルブタイミングを例えば限界位置からのバルブタイミング変化量等によって把握できる状態になっ



てから、実バルブタイミングを基準位置に制御すれば良い。

00261

ところで、内燃機関の始動時や停止時等の内燃機関の回転速度が低いときには、内燃機関で駆動されるオルタネータの発電量(バッテリの充電量)が低下して、バッテリ電圧が低下しやすくなるが、前述したように、内燃機関の始動時や停止時の可変バルブタイミング制御中にバッテリ電圧が低くなり過ぎると、可変バルブタイミング装置への供給電力が不足状態になって可変バルブタイミング装置の動作不良が発生したり、スタータへの供給電力が不足状態になってエンジンの始動性が低下したりする可能性がある。

[0027]

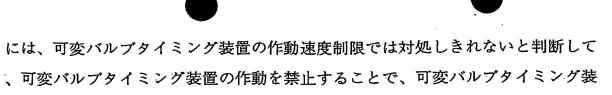
この対策として、請求項16、17のように、内燃機関の回転速度が所定値よりも低いときに、バッテリ電圧に応じて可変バルブタイミング装置の作動条件を変更するようにしても良い。このようにすれば、内燃機関の始動時や停止時等の内燃機関の回転速度が低いときにバッテリ電圧が低下しても、そのバッテリ電圧条件下で可変バルブタイミング装置が正常動作できるように、或は、スタータへの供給電力を確保できるように、可変バルブタイミング装置の作動条件を変更することができる。これにより、内燃機関の始動時や停止時にバッテリ電圧の低下が発生しても、その電圧低下によって発生する可変バルブタイミング装置の動作不良やエンジンの始動性の低下を未然に防止することができ、内燃機関の始動時や停止時の制御性を向上させることができる。

[0028]

この場合、請求項18のように、バッテリ電圧が第1の所定値からそれよりも低い第2の所定値までの領域内のときに可変バルブタイミング装置の作動速度を制限し、バッテリ電圧が第2の所定値よりも低いときに可変バルブタイミング装置の作動を禁止するようにすると良い。つまり、バッテリ電圧が第1の所定値から第2の所定値までの領域内のときには、可変バルブタイミング装置の作動速度を制限して可変バルブタイミング装置の消費電力を低減することで、可変バルブタイミング装置を低消費電力モードで正常動作させながらスタータ等への供給電力を確保できるようにする。更に、バッテリ電圧が第2の所定値よりも低いとき

置の動作不良やスタータへの供給電力不足を確実に防止できるようにする。これ

により、バッテリ電圧低下によって発生する不具合を確実に防止できる。



[0029]

【発明の実施の形態】

《実施形態(1)》

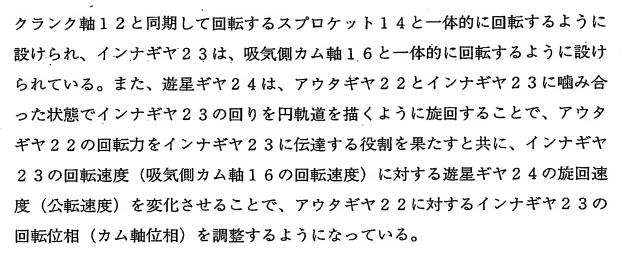
以下、本発明を吸気バルブの可変バルブタイミング制御装置に適用した実施形態(1)を図1乃至図9に基づいて説明する。まず、図1に基づいてシステム全体の概略構成を説明する。内燃機関であるエンジン11は、クランク軸12からの動力がタイミングチェーン13(又はタイミングベルト)により各スプロケット14、15を介して吸気側カム軸16と排気側カム軸17とに伝達されるようになっている。また、吸気側カム軸16側には、モータ駆動式の可変バルブタイミング装置18が設けられている。この可変バルブタイミング装置18によって、クランク軸12に対する吸気側カム軸16の回転位相(カム軸位相)を可変することで、吸気側カム軸16によって開閉駆動される吸気バルブ(図示せず)のバルブタイミングを可変するようになっている。

[0030]

また、吸気側カム軸16の外周側には、所定のカム角毎にカム角信号を出力するカム角センサ19が取り付けられている。一方、クランク軸12の外周側には、所定のクランク角毎にクランク角信号を出力するクランク角センサ20が取り付けられている。

[0031]

次に、図2に基づいて可変バルブタイミング装置18の概略構成を説明する。 可変バルブタイミング装置18の位相可変機構21は、吸気側カム軸16と同心 状に配置された内歯付きのアウタギヤ22 (第1の回転部材)と、このアウタギ ヤ22の内周側に同心状に配置された外歯付きのインナギヤ23 (第2の回転部 材)と、これらアウタギヤ22とインナギヤ23との間に配置されて両者に噛み 合う遊星ギヤ24 (位相可変部材)とから構成されている。アウタギヤ22は、



[0032]

一方、エンジン11には、遊星ギヤ24の旋回速度を可変するためのモータ26 (駆動源)が設けられている。このモータ26の回転軸27は、吸気側カム軸16、アウタギヤ22及びインナギヤ23と同軸上に配置され、このモータ26の回転軸27と遊星ギヤ24の支持軸25とが、径方向に延びる連結部材28を介して連結されている。これにより、モータ26の回転に伴って、遊星ギヤ24が支持軸25を中心に回転(自転)しながらインナギヤ23の外周の円軌道を旋回(公転)できるようになっている。また、モータ26には、モータ26の回転速度RM(回転軸27の回転速度)を検出するモータ回転速度センサ29(図1参照)が取り付けられている。

[0033]

この可変バルブタイミング装置18は、モータ26の回転速度RMを吸気側カム軸16の回転速度RCに一致させて、遊星ギヤ24の公転速度をインナギヤ23の回転速度(アウタギヤ22の回転速度)に一致させると、アウタギヤ22とインナギヤ23との回転位相の差が現状維持されて、バルブタイミング(カム軸位相)が現状維持されるようになっている。

[0034]

そして、吸気バルブのバルブタイミングを進角する場合には、モータ26の回転速度RMを吸気側カム軸16の回転速度RCよりも速くして、遊星ギヤ24の公転速度をインナギヤ23の回転速度よりも速くする。これにより、アウタギヤ22に対するインナギヤ23の回転位相が進角されて、バルブタイミングが進角



[0035]

一方、吸気バルブのバルブタイミングを遅角する場合には、モータ26の回転速度RMを吸気側カム軸16の回転速度RCよりも遅くして、遊星ギヤ24の公転速度をインナギヤ23の回転速度よりも遅くする。これにより、アウタギヤ22に対するインナギヤ23の回転位相が遅角されて、バルブタイミングが遅角される。

[0036]

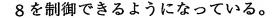
前述した各種センサの出力は、エンジン制御回路(以下「ECU」と表記する)30に入力される。このECU30は、マイクロコンピュータを主体として構成され、そのROM(記憶媒体)に記憶された各種のエンジン制御プログラムを実行することで、エンジン運転状態に応じて燃料噴射弁(図示せず)の燃料噴射量や点火プラグ(図示せず)の点火時期を制御する。

[0037]

また、ECU30は、後述する図3乃至図8に示すバルブタイミング制御用の各プログラムを実行することで、回転状態判定手段及びバルブタイミング制御手段として機能し、エンジン11の回転状態を監視しながら可変バルブタイミング装置18を制御する。

[0038]

本実施形態(1)では、図9に示すように、イグニッションスイッチ(以下「IGスイッチ」と表記する)がオンされた時点で、可変バルブタイミング装置駆動リレー(以下「VCT駆動リレー」と表記する)がオンされて、バッテリ(図示せず)からの電源電圧がECU30や可変バルブタイミング装置18等に供給される。そして、IGスイッチがオフされた後も所定時間が経過するまではVCT駆動リレーがオン状態に維持されて、電源電圧がECU30、可変バルブタイミング装置18等に供給され続け、IGスイッチのオフから所定時間が経過した時点で、VCT駆動リレーがオフされて、ECU30や可変バルブタイミング装置18等への電源電圧の供給が停止される。これにより、ECU30は、エンジン停止中も、VCT駆動リレーがオフされるまで、可変バルブタイミング装置1



[0039]

ECU30は、クランク角センサ20とカム角センサ19の出力信号、スタータ (図示せず)のオン/オフ信号等に基づいてエンジン11の回転状態 (正回転、逆回転、停止)を判定し、エンジン11が正回転中又は停止中であると判定されたときに、実バルブタイミングの算出や可変バルブタイミング制御を行い、エンジン11の逆回転が発生したときには実バルブタイミングの算出や可変バルブタイミング制御を停止する。

[0040]

エンジン11の正回転中は、エンジン運転状態等に基づいて目標バルブタイミングを算出する共に、クランク角センサ20とカム角センサ19の出力信号に基づいて実バルブタイミングを算出し、実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させるように可変バルブタイミング装置18のモータ26をフィードバック制御する。

[0041]

一方、エンジン11の停止中は、クランク角センサ20やカム角センサ19から信号が出力されなくなるため、クランク角センサ20やカム角センサ19の出力信号に基づく実バルブタイミングの算出を行うことができない。

[0042]

そこで、エンジン11の停止中は、エンジン停止後の可変バルブタイミング装置18のモータ26の回転量(回転数、回転角度、位相変化量)を制御して実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させる。つまり、エンジン停止後のモータ26の回転量は、エンジン停止後のバルブタイミング変化量を表すパラメータとなるため、エンジン停止後のモータ26の回転量を制御すれば、エンジン停止直前に算出した実バルブタイミングからのバルブタイミング変化量を制御することができ、エンジン停止中に実バルブタイミングを直接算出しなくても、間接的にエンジン停止中の実バルブタイミング(エンジン停止直前の実バルブタイミング・イミング・バルブタイミング変化量)を目標バルブタイミングに一致させることができる。



また、もし、エンジン11が逆回転したと判定されたときには、実バルブタイミングを基準位置に制御して、速やかに次の可変バルブタイミング制御の準備状態にする。この基準位置は、例えば、可変バルブタイミング装置18の可変範囲の限界位置(最進角位置又は最遅角位置)に設定される。

以下、ECU30が実行する図3乃至図8に示すバルブタイミング制御用の各プログラムの処理内容を説明する。

[0044]

[バルブタイミングメイン制御]

図3のバルブタイミングメイン制御プログラムは、IGスイッチのオンからVCT駆動リレーのオフまでの間に所定周期で実行される。本プログラムが起動されると、まず、ステップ101で、クランク角センサ20の出力信号に基づいてエンジン回転・停止判定を行う。尚、カム角センサ19の出力信号に基づいてエンジン回転・停止判定を行うようにしても良い。

[0045]

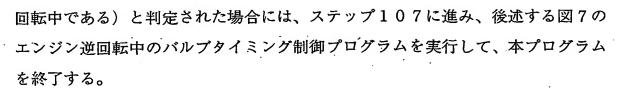
この後、ステップ102に進み、上記ステップ101の判定結果に基づいてエンジン回転中であるか否かを判定し、エンジン回転中でない(エンジン停止中である)と判定されれば、ステップ105に進み、後述する図6のエンジン停止中のバルブタイミング制御プログラムを実行して、本プログラムを終了する。

[0046]

一方、上記ステップ102で、エンジン回転中であると判定された場合には、ステップ103に進み、後述する図4のエンジン正回転・逆回転判定プログラムを実行して、スタータ(図示せず)のオン/オフ信号等に基づいてエンジン正回転・逆回転判定を行う。この後、ステップ104に進み、上記ステップ103の判定結果に基づいてエンジン正回転中であるか否かを判定し、エンジン正回転中であると判定されれば、ステップ106に進み、後述する図5のエンジン正回転中のバルブタイミング制御プログラムを実行して、本プログラムを終了する。

[0047]

これに対して、上記ステップ104で、エンジン正回転中でない(エンジン逆



[0048]

[エンジン正回転・逆回転判定]

図3のバルブタイミングメイン制御プログラムのステップ103で、図4のエンジン正回転・逆回転判定プログラムが起動されると、まず、ステップ201で、スタータがオンされているか否かを判定する。その結果、スタータがオンされていると判定された場合には、スタータの駆動力でエンジン11が強制的に正回転駆動されていると判断して、ステップ202に進み、エンジン正回転中と判定して、本プログラムを終了する。

[0049]

一方、上記ステップ201で、スタータがオンされていない(スタータがオフされている)と判定された場合には、ステップ203に進み、スタータがオフされた時点のエンジン回転速度が正回転を維持できる所定回転速度以上であるか否かを判定する。スタータオフ時のエンジン回転速度が所定回転速度以上であると判定された場合には、エンジン回転速度が十分に上昇してからスタータがオフされたため、エンジン11の始動が正常に完了してスタータオフ後もエンジン11が引き続き正回転していると判断して、ステップ202に進み、エンジン正回転中と判定して、本プログラムを終了する。

[0050]

これに対して、上記ステップ203で、スタータオフ時のエンジン回転速度が 所定回転速度よりも低いと判定された場合には、エンジン回転速度が十分に上昇 していないときにスタータがオフされたため、スタータオフ後にエンジン11が 逆回転している可能性があると判断して、ステップ204に進み、エンジン逆回 転中と判定して、本プログラムを終了する。

[0051]

[エンジン正回転中のバルブタイミング制御]

図3のバルブタイミングメイン制御プログラムのステップ106で、図5のエ



ンジン正回転中のバルブタイミング制御プログラムが起動されると、まず、ステップ301で、エンジン運転状態等に基づいて目標バルブタイミングを算出した後、ステップ302に進み、クランク角センサ20から出力されるクランク角信号とカム角センサ19から出力されるカム角信号とに基づいて実バルブタイミングを算出する。

[0052]

この後、ステップ303に進み、実バルブタイミングを目標バルブタイミング に一致させるように可変バルブタイミング装置18のモータ26をフィードバッ ク制御する。

[0053]

[エンジン停止中のバルブタイミング制御]

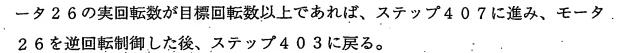
図3のバルブタイミングメイン制御プログラムのステップ105で、図6のエンジン停止中のバルブタイミング制御プログラムが起動されると、まず、ステップ401で、目標バルブタイミング(例えば次のエンジン始動に適したバルブタイミング)を算出した後、ステップ402に進み、エンジン停止直前に算出した実バルブタイミングと目標バルブタイミングをの差(目標バルブタイミング変化量)に応じてモータ26の目標回転数(目標回転量)を算出する。

[0054]

この後、ステップ403に進み、エンジン停止後のモータ26の回転数(回転量)を積算してモータ26の実回転数(実回転量)を求める。尚、モータ26の回転数は、例えば、モータ正回転方向の場合にプラス値とし、モータ逆回転方向の場合にマイナス値とする。

[0055]

この後、ステップ404に進み、エンジン停止後のモータ26の実回転数が目標回転数に一致したか否かを判定する。その結果、エンジン停止後のモータ26の実回転数が目標回転数に一致していない判定された場合には、ステップ405に進み、エンジン停止後のモータ26の実回転数が目標回転数よりも少ないか否かを判定し、モータ26の実回転数が目標回転数よりも少なければ、ステップ406に進み、モータ26を正回転制御した後、ステップ403に戻る。一方、モ



[0056]

その後、ステップ404で、エンジン停止後のモータ26の実回転数が目標回転数に一致したと判定されたときに、ステップ408に進み、エンジン停止中の実バルブタイミング(エンジン停止直前の実バルブタイミング+バルブタイミング変化量)が目標バルブタイミングに到達したと判定した後、ステップ409に進み、モータ26を停止し、その時点の実バルブタイミングを保持して、本プログラムを終了する。

[0057]

[エンジン逆回転中のバルブタイミング制御]

図3のバルブタイミングメイン制御プログラムのステップ107で、図7のエンジン逆回転中のバルブタイミング制御プログラムが起動されると、まず、ステップ501で、目標バルブタイミングとして基準位置を読み込む。前述したように、この基準位置は、例えば、可変バルブタイミング装置18の可変範囲の限界位置である最進角位置又は最遅角位置に設定される。

[0058]

この後、ステップ502に進み、目標バルブタイミング(基準位置)が最進角位置又は最遅角位置であるか否かを判定し、目標バルブタイミング(基準位置)が最進角位置又は最遅角位置であると判定されれば、ステップ503以降の処理を実行して、エンジン逆回転中に実バルブタイミングを基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に制御する。基準位置が最進角位置又は最遅角位置に設定されている場合は、実バルブタイミングが分からなくても、可変バルブタイミング装置18の位相可変機構21の可動部が進角側又は遅角側のストッパ部に付き当った位置が基準位置(最進角位置又は最遅角位置)となるので、エンジン逆回転中でも実バルブタイミングを基準位置に次のようにして制御することができる。

[0059]

まず、ステップ503で、後述する図8の基準位置到達判定プログラムを実行して、モータ26の制御出力に基づいて実バルブタイミングが基準位置(最進角



[0060]

この後、ステップ504に進み、上記ステップ503の判定結果に基づいて実 バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達しているか否 かを判定する。その結果、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅 角位置)に到達していないと判定された場合には、ステップ505に進み、実バ ルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)の方向へ移動するよう にモータ26の制御値を出力する。

[0061]

その後、上記ステップ504で、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置 又は最遅角位置)に到達したと判定されたときに、ステップ506に進み、実バルブタイミングの記憶値を基準位置(最進角位置又は最遅角位置)で更新した後、ステップ507に進み、現在のバルブタイミングを保持するようにモータ26を制御して、本プログラムを終了する。

[0062]

尚、エンジン逆回転後の停止中にステップ503~507の処理を実行して、 エンジン逆回転後の停止中に実バルブタイミングを基準位置(最進角位置又は最 遅角位置)に制御するようにしても良い。

[0063]

一方、基準位置が、可変バルブタイミング装置18の可変範囲の中間位置に設定されている場合には、上記ステップ502で「No」と判定されて、ステップ503~507の処理を実行することなく、本プログラムを終了する。この場合、エンジン逆回転後の停止中に実バルブタイミングを基準位置(中間位置)に制御するようにすると良い。基準位置が可変バルブタイミング装置18の可動範囲の中間位置に設定されている場合は、実バルブタイミングが分からないと、実バルブタイミングを基準位置(中間位置)に制御することができない。従って、エンジン逆回転後の停止中になるのを待って、実バルブタイミングを例えば限界位置からのバルブタイミング変化量等によって把握できる状態になってから、実バルブタイミングを基準位置に制御する。



[基準位置到達判定]

図7のエンジン逆回転中のバルブタイミング制御プログラムのステップ503で、図8の基準位置到達判定プログラムが起動されると、まず、ステップ601で、実バルブタイミングを基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達させる(位相可変機構21の可動部をストッパ部に付き当てる)のに必要なモータ26の目標制御出力積算値を算出した後、ステップ602に進み、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)の方向へ移動するようにモータ26を制御し始めてからのモータ制御値を積算してモータ26の実制御出力積算値を求める。

[0065]

この後、ステップ603に進み、モータ26の実制御出力積算値が目標制御出力積算値を越えたか否かを判定し、モータ26の実制御出力積算値が目標制御出力積算値を越えたと判定されたときに、ステップ604に進み、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したと判断して、本プログラムを終了する。

[0066]

以上説明した本実施形態(1)の実行例を図9のタイムチャートを用いて説明する。エンジン11を始動する際には、IGスイッチがオン(VCT駆動リレーがオン)されてからスタータがオンされるまでのエンジン停止中は、エンジン停止中のバルブタイミング制御を実行して、エンジン停止後のモータ26の実回転数を目標回転数に制御してエンジン停止中の実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させる。

[0067]

その後、スタータがオンされているエンジン正回転中は、エンジン正回転中のバルブタイミング制御を実行して、クランク角センサ20とカム角センサ19の出力信号に基づいて算出した実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させるように可変バルブタイミング装置18のモータ26をフィードバック制御する。



そして、スタータのオフ後に、エンジン正回転中と判定されれば、再びエンジン正回転中のバルブタイミング制御を実行するが、スタータのオフ後に、もし、エンジン逆回転中と判定された場合には、実バルブタイミングの算出及び可変バルブタイミング制御を停止し、実バルブタイミングを基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に戻す。

[0069]

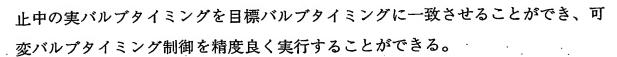
一方、エンジン11を停止する際には、IGスイッチがオフされた直後のエンジン正回転中は、エンジン正回転中のバルブタイミング制御を実行する。その後、エンジン停止中と判定されれば、VCT駆動リレーがオフされるまで、エンジン停止中のバルブタイミング制御を実行するが、もし、エンジン逆回転中と判定された場合には、実バルブタイミングの算出及び可変バルブタイミング制御を停止し、実バルブタイミングを基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に戻す。

[0070]

以上説明した本実施形態(1)によれば、エンジン11の回転状態を監視して、エンジン正回転中や停止中にだけ、実バルブタイミングの算出や可変バルブタイミング制御を行い、エンジン逆回転が発生したときには実バルブタイミングの算出や可変バルブタイミング制御を停止するようにしたので、エンジン始動時や停止時にエンジン逆回転が発生しても、逆回転によるバルブタイミング制御精度の悪化を未然に防止することができ、エンジン始動時や停止時の可変バルブタイミング制御の制御性を向上させることができる。

[0071]

また、エンジン停止中は、クランク角センサ20やカム角センサ19の出力信号に基づいた実バルブタイミングの算出を行うことができないが、本実施形態(1)では、エンジン停止中に可変バルブタイミング制御を実行する際に、エンジン停止後のモータ26の実回転数が目標回転数に一致するように制御してエンジン停止中の実バルブタイミング(エンジン停止直前の実バルブタイミング+バルブタイミング変化量)を目標バルブタイミングに一致させるようにしたので、エンジン停止中に実バルブタイミングを直接算出しなくても、間接的にエンジン停



[0072]

更に、本実施形態(1)では、エンジン逆回転が発生したときに、実バルブタイミングを基準位置に制御するようにしたので、速やかに次の可変バルブタイミング制御の準備状態にすることができる。

[0073]

《実施形態(2)》

本発明の実施形態(2)では、可変バルブタイミング装置18は、モータ26を駆動していないときにモータ26の回転軸27が吸気側カム軸16と同期して回転する構造となっている。モータ26の回転状態(正回転・逆回転・停止)は、モータ回転速度センサ29の出力信号等に基づいて判定することができるので、モータ26が吸気側カム軸16と同期して回転する状態となっているときに、モータ26の回転状態を判定すれば、エンジン11の回転状態を判定することができる。

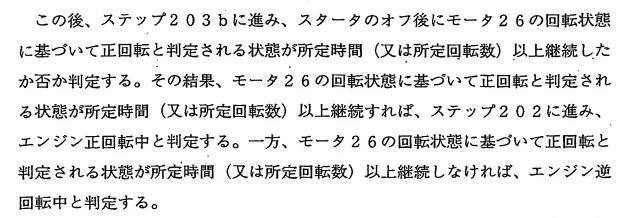
[0074]

本実施形態(2)で実行する図10のエンジン正回転・逆回転判定プログラムは、前記実施形態(1)で説明した図4のステップ203とステップ204の間に、2つのステップ203a、203bの処理を追加したものであり、それ以外の各ステップの処理は図4と同じである。

[0075]

本プログラムでは、ステップ203で、スタータオフ時のエンジン回転速度が正回転を維持できる所定回転速度よりも低いと判定された場合に、ステップ203a進み、可変バルブタイミング装置18が実バルブタイミングを現状維持する状態になっているとき、つまり、モータ26が吸気側カム軸16と同期して回転する状態になっているときに、モータ回転速度センサ29の出力信号等に基づいてモータ26の正回転・逆回転を判定して、エンジン11の正回転・逆回転を判定する。

[0076]



このようにすれば、スタータオフ後のエンジン11の正回転・逆回転をより精 度良く判定することができる。

[0077]

《実施形態(3)》

本発明の実施形態(3)においても、可変バルブタイミング装置18は、モータ26を駆動していないときにモータ26の回転軸27が吸気側カム軸16と同期して回転する構造となっているため、吸気側カム軸16と同期して回転するモータ26の回転状態を判定すれば、エンジン11の回転状態を判定することができる。

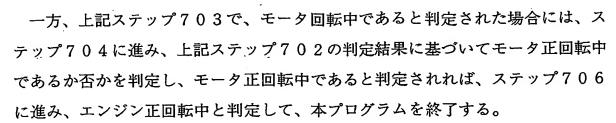
[0078]

本発明の実施形態(3)では、図11のエンジン回転状態判定プログラムを実行する。本プログラムが起動されると、まず、ステップ701で、可変バルブタイミング装置18を実バルブタイミングが現状維持される状態、つまり、モータ26が吸気側カム軸16と同期して回転する状態にした後、ステップ702に進み、モータ回転速度センサ29の出力信号等に基づいてモータ26の回転状態(正回転・逆回転・停止)を判定する。

[0079]

この後、ステップ703に進み、上記ステップ702の判定結果に基づいてモータ回転中であるか否かを判定し、モータ回転中でない(モータ停止中である) と判定されれば、ステップ705に進み、エンジン停止中と判定して、本プログラムを終了する。

[0080]



[0081]

これに対して、上記ステップ 7 0 4 で、モータ正回転中でない(モータ逆回転中である)と判定された場合には、ステップ 7 0 7 に進み、エンジン逆回転中と判定して、本プログラムを終了する。

[0082]

以上説明した本実施形態(3)では、吸気側カム軸16と同期して回転するモータ26の回転状態に基づいて、エンジン11の回転状態(正回転・逆回転・停止)を判定するようにしたので、エンジン11の回転状態を精度良く判定することができる。

[0083]

《実施形態(4)》

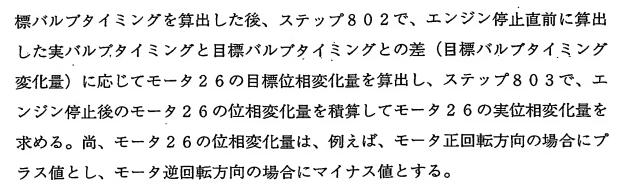
エンジン停止中に可変バルブタイミング制御を実行する際に、前記実施形態(1)では、エンジン停止後のモータ26の実回転数が目標回転数に一致するように制御してエンジン停止中の実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させるようにしたが、図12に示す本発明の実施形態(4)では、エンジン停止後のモータ26の実位相変化量(実回転角度)を目標位相変化量(目標回転角度)に一致させるように制御してエンジン停止中の実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させるようにしている。

[0084]

尚、モータ26の位相変化量(回転角度)は、モータ26が所定角度回転する 毎にモータ回転速度センサ29から出力されるパルス信号をカウントすることで 検出することができる。

[0085]

本実施形態(4)では、図12のエンジン停止中のバルブタイミング制御プログラムを実行する。本プログラムが起動されると、まず、ステップ801で、目



[0086]

この後、エンジン停止後のモータ26の実位相変化量と目標位相変化量とを比較し、モータ26の実位相変化量が目標位相変化量よりも少なければ、モータ26を正回転制御し、モータ26の実位相変化量が目標位相変化量以上であれば、モータ26を逆回転制御する(ステップ804~807)。

[0087]

その後、エンジン停止後のモータ26の実位相変化量が目標位相変化量に一致したときに、エンジン停止中の実バルブタイミング(エンジン停止直前の実バルブタイミング+バルブタイミング変化量)が目標バルブタイミングに到達したと判定して、モータ26を停止して、その時点の実バルブタイミングを保持する(ステップ808、809)。

[0088]

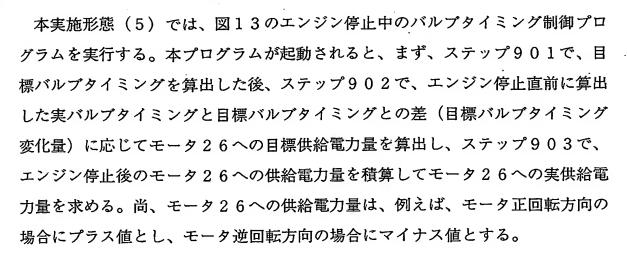
以上説明した本実施形態(4)のようにしても、エンジン停止中に実バルブタイミングを直接算出しなくても、間接的にエンジン停止中の実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させることができ、可変バルブタイミング制御を精度良く実行することができる。

[0089]

《実施形態(5)》

図13に示す本発明の実施形態(5)では、エンジン停止中に可変バルブタイミング制御を実行する際に、エンジン停止後のモータ26への実供給電力量を目標供給電力量に一致させるように制御してエンジン停止中の実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させるようにしている。

[0090]



[0091]

この後、エンジン停止後のモータ26への実供給電力量と目標供給電力量とを 比較し、モータ26への実供給電力量が目標供給電力量よりも少なければ、モー タ26に正回転方向の電力を供給し、モータ26への実供給電力量が目標供給電 力量以上であれば、モータ26に逆回転方向の電力を供給する(ステップ904 ~907)。

[0092]

その後、エンジン停止後のモータ26への実供給電力量が目標供給電力量に一致したときに、エンジン停止中の実バルブタイミング(エンジン停止直前の実バルブタイミングキバルブタイミング変化量)が目標バルブタイミングに到達したと判定して、モータ26への電力供給を停止して、その時点の実バルブタイミングを保持する(ステップ908、909)。

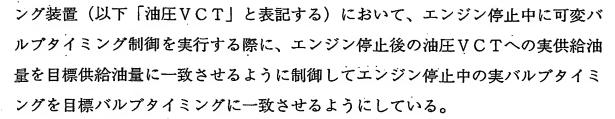
[0093]

以上説明した本実施形態(5)のようにしても、エンジン停止中に実バルブタイミングを直接算出しなくても、間接的にエンジン停止中の実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させることができ、可変バルブタイミング制御を 精度良く実行することができる。

[0094]

《実施形態(6)》

図14に示す本発明の実施形態(6)では、エンジン11とは別に設けられた 電動オイルポンプ等から供給する油圧で駆動する油圧駆動式の可変バルブタイミ



[0095]

本実施形態(6)では、図14のエンジン停止中のバルブタイミング制御プログラムを実行する。本プログラムが起動されると、まず、ステップ1001で、目標バルブタイミングを算出した後、ステップ1002で、エンジン停止直前に算出した実バルブタイミングと目標バルブタイミングとの差(目標バルブタイミング変化量)に応じて油圧VCTへの目標供給油量を算出し、ステップ1003で、エンジン停止後の油圧VCTへの供給油量を積算して油圧VCTへの実供給油量を求める。尚、油圧VCTへの供給油量は、例えば、バルブタイミング進角方向の場合にプラス値とし、バルブタイミング遅角方向の場合にマイナス値とする。

[0096]

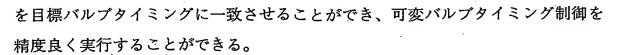
この後、エンジン停止後の油圧VCTへの実供給油量と目標供給油量とを比較し、油圧VCTへの実供給油量が目標供給油量よりも少なければ、油圧VCTにバルブタイミング進角方向の油圧を供給し、油圧VCTへの実供給油量が目標供給油量以上であれば、油圧VCTにバルブタイミング遅角方向の油圧を供給する(ステップ1004~1007)。

[0097]

その後、エンジン停止後の油圧VCTへの実供給油量が目標供給油量に一致したときに、エンジン停止中の実バルブタイミング(エンジン停止直前の実バルブタイミング+バルブタイミング変化量)が目標バルブタイミングに到達したと判定して、油圧VCTへの油供給条件を保持して、その時点の実バルブタイミングを保持する(ステップ1008、1009)。

[0098]

以上説明した本実施形態(6)のようにしても、エンジン停止中に実バルブタイミングを直接算出しなくても、間接的にエンジン停止中の実バルブタイミング



[0099]

《実施形態(7)》

エンジン逆回転中又は逆回転後の停止中に実バルブタイミングを基準位置(最 進角位置又は最遅角位置)に制御する際に、前記実施形態(1)では、モータ2 6の実制御出力積算値が目標制御出力積算値を越えたか否かによって実バルブタ イミングが基準位置に到達したか否かを判定するようにしたが、図15に示す本 発明の実施形態(7)では、モータ26の実制御時間積算値が目標制御時間積算 値を越えたか否かによって実バルブタイミングが基準位置に到達したか否かを判 定するようにしている。

[0100]

本実施形態(7)では、図15の基準位置到達判定プログラムを実行する。本プログラムでは、まず、ステップ1101で、実バルブタイミングを基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達させる(位相可変機構21の可動部をストッパ部に付き当てる)のに必要なモータ26の目標制御時間積算値を算出した後、ステップ1102に進み、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)の方向へ移動するようにモータ26を制御し始めてからのモータ制御時間を積算してモータ26の実制御時間積算値を求める。

[0101]

この後、モータ26の実制御時間積算値と目標制御時間積算値とを比較し、モータ26の実制御時間積算値が目標制御時間積算値を越えたときに、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したと判断する(ステップ1103~1104)。

[0102]

以上説明した本実施形態(7)のようにしても、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したか否かを精度良く判定することができる。

[0103]



図16に示す本発明の実施形態(8)では、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達して位相可変機構21の可動部がストッパ部に付き当ったときに、モータ26の回転がカム軸回転速度と同等速度に急低下又は急停止してモータ26の電流値又は電圧値が増加することに着目して、モータ26の実電流値又は実電圧値が所定の閾値を越えたか否かによって実バルブタイミングが基準位置に到達したか否かを判定するようにしている。

[0104]

本実施形態(8)では、図16の基準位置到達判定プログラムを実行する。本プログラムでは、まず、ステップ1201で、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したか否か(つまり、モータ26の回転が制限されてモータ26の電流値又は電圧値が増加したか否か)を判定するためのモータ電流閾値又はモータ電圧閾値を算出した後、ステップ1202で、モータ26の実電流値又は実電圧値を検出する。

[0105]

この後、モータ26の実電流値(又は実電圧値)とモータ電流閾値(又はモータ電圧閾値)とを比較し、モータ26の実電流値(又は実電圧値)がモータ電流 閾値(又はモータ電圧閾値)を越えたときに、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したと判断する(ステップ1203~1204)。

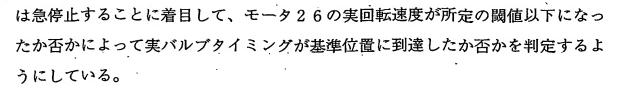
[0106]

以上説明した本実施形態(8)のようにしても、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したか否かを精度良く判定することができる。

[0107]

《実施形態(9)》

図17に示す本発明の実施形態(9)では、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達して位相可変機構21の可動部がストッパ部 に付き当ったときに、モータ26の回転がカム軸回転速度と同等速度に急低下又



[0108]

本実施形態(9)では、図17の基準位置到達判定プログラムを実行する。本プログラムでは、まず、ステップ1301で、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したか否か(つまり、モータ26の回転速度が急低下したか否か)を判定するためのモータ回転速度閾値を算出した後、ステップ1302で、モータ26の実回転速度を検出する。

[0109]

この後、モータ26の実回転速度とモータ回転速度閾値とを比較し、モータ26の実回転速度がモータ回転速度閾値以下になったときに、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したと判断する(ステップ1303~1304)。

[0110]

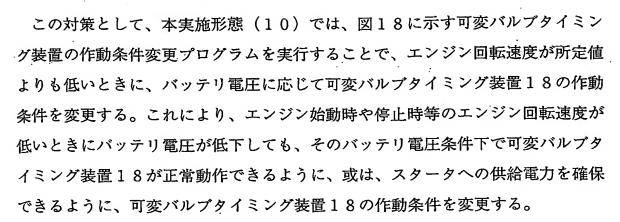
以上説明した本実施形態(9)のようにしても、実バルブタイミングが基準位置(最進角位置又は最遅角位置)に到達したか否かを精度良く判定することができる。

[0111]

《実施形態(10)》

次に、図18を用いて本発明の実施形態(10)を説明する。エンジン始動時や停止時等のエンジン回転速度が低いときには、エンジン11で駆動されるオルタネータの発電量(バッテリの充電量)が低下して、バッテリ電圧が低下しやすくなるが、エンジン始動時や停止時の可変バルブタイミング制御中にバッテリ電圧が低くなり過ぎると、可変バルブタイミング装置18への供給電力が不足状態になって可変バルブタイミング装置18の動作不良が発生したり、スタータへの供給電力が不足状態になってエンジン11の始動性が低下したりする可能性がある。

[0112]



[0113]

図18に示す可変バルブタイミング装置の作動条件変更プログラムは、IGスイッチのオンからVCT駆動リレーのオフまでの期間に所定周期で実行される。本プログラムが起動されると、まず、ステップ1401で、現在のバッテリ電圧を検出した後、ステップ1402に進み、現在のエンジン回転速度を検出する。

[0114]

この後、ステップ1403に進み、エンジン回転速度が所定値以上であるか否かを判定する。この所定値は、エンジン11で駆動されるオルタネータの発電量 (バッテリの充電量)を十分に確保できるエンジン回転速度に設定される。その結果、エンジン回転速度が所定値以上であると判定されれば、バッテリ電圧低下による不具合は発生しないと判断して、本プログラムを終了する。

[0115]

一方、ステップ1403で、エンジン回転速度が所定値よりも低いと判定された場合には、ステップ1404に進み、バッテリ電圧が第1の所定値V1以上であるか否かを判定する。その結果、バッテリ電圧が第1の所定値V1以上であると判定されれば、バッテリ電圧低下による不具合は発生しないと判断して、本プログラムを終了する。

[0116]

その後、上記ステップ1404で、バッテリ電圧が第1の所定値V1よりも低いと判定されたときに、ステップ1405に進み、バッテリ電圧が第2の所定値V2以上であるか否かを判定する。この第2の所定値V2は、第1の所定値V1よりも低い電圧値に設定されている。



その結果、バッテリ電圧が第1の所定値V1よりも低く、且つ、第2の所定値V2以上であると判定された場合には、ステップ1406に進み、可変バルブタイミング装置18の作動速度を所定速度以下に制限して、可変バルブタイミング装置18の消費電力を低減する。これにより、可変バルブタイミング装置18を低消費電力モードで正常動作させながらスタータ等への供給電力を確保できるようにする。

[0118]

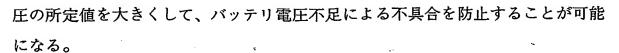
これに対して、バッテリ電圧が第2の所定値V1よりも低いと判定された場合には、可変バルブタイミング装置18の作動速度制限では対処しきれないと判断して、ステップ1407に進み、可変バルブタイミング装置18の作動を禁止する。これにより、可変バルブタイミング装置18の動作不良やスタータへの供給電力不足を確実に防止できるようにする。

[0119]

以上説明した本実施形態(10)によれば、エンジン回転速度が所定値よりも低いときに、バッテリ電圧に応じて可変バルブタイミング装置18の作動速度を制限したり、可変バルブタイミング装置18の作動を禁止するようにしたので、エンジン始動時や停止時等のエンジン回転速度が低いときにバッテリ電圧が低下しても、そのバッテリ電圧条件下で可変バルブタイミング装置18が正常動作できるように、或は、スタータへの供給電力を確保できるようにすることができる。これにより、エンジン始動時や停止時にバッテリ電圧の低下が発生しても、その電圧低下によって発生する可変バルブタイミング装置18の動作不良やエンジン始動性の低下を未然に防止することができ、エンジン始動時や停止時の制御性を向上させることができる。

[0120]

尚、本実施形態(10)におけるエンジン回転速度の所定値(閾値)やバッテリ電圧の所定値(閾値)は、エンジン状態(温度、エンジン負荷、電気負荷、オイル粘度等)に応じて変更しても良い。このようにすれば、例えば低温始動時のようにバッテリ負荷が大きい場合に、エンジン回転速度の所定値又はバッテリ電



[0121]

また、本実施形態(10)では、バッテリ電圧が低いときに、可変バルブタイミング装置18の作動速度を制限するようにしたが、可変バルブタイミング装置18の他の作動条件(例えば作動量等)を変更するようにしても良い。

また、本実施形態(10)は、上記各実施形態(1)~(9)と組み合わせて 実施しても良いが、単独で実施しても良い。

[0122]

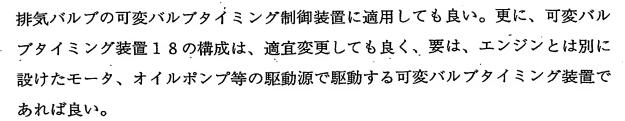
また、上記各実施形態(1)~(9)では、バルブタイミング制御プログラム側でエンジン逆回転を判定するようにしたが、エンジン制御プログラム側で実行されるエンジン逆回転判定の判定結果をバルブタイミング制御に利用するようにしても良い。また、バルブタイミング制御プログラム側で実行したエンジン逆回転判定の判定結果をエンジン制御プログラム側に反映させて逆回転判定時の燃料カット制御等を実行するようにしても良い。

[0123]

また、上記各実施形態(1)~(9)では、エンジン停止中に可変バルブタイミング制御を実行する際に、エンジン停止後のモータ26の回転量(回転数、位相変化量)等のバルブタイミング変化量を表すパラメータを目標値に制御することで、エンジン停止中に実バルブタイミングを直接算出せずに、エンジン停止中の実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させるようにしたが、エンジン停止直前の実バルブタイミングと、エンジン停止後のモータ26の回転量(回転数、位相変化量)等のバルブタイミング変化量を表すパラメータとに基づいてエンジン停止中の実バルブタイミング(エンジン停止直前の実バルブタイミング・ナバルブタイミング変化量)を算出し、エンジン停止中の実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させるように可変バルブタイミング装置18をフィードバック制御するようにしても良い。

[0124]

また、本発明は、吸気バルブの可変バルブタイミング制御装置に限定されず、



【図面の簡単な説明】

【図1】

本発明の実施形態(1)におけるエンジン制御システム全体の概略構成図

【図2】

可変バルブタイミング装置の概略構成図

【図3】

実施形態(1)のバルブタイミングメイン制御プログラムの処理の流れを示す フローチャート

【図4】

実施形態 (1) のエンジン正回転・逆回転判定プログラムの処理の流れを示す フローチャート

【図5】

実施形態 (1) のエンジン正回転中のバルブタイミング制御プログラムの処理 の流れを示すフローチャート

【図6】

実施形態(1)のエンジン停止中のバルブタイミング制御プログラムの処理の 流れを示すフローチャート

【図7】

実施形態(1)のエンジン逆回転中のバルブタイミング制御プログラムの処理 の流れを示すフローチャート

【図8】

実施形態(1)の基準位置到達判定プログラムの処理の流れを示すフローチャート

【図9】

実施形態(1)の実行例を示すタイムチャート

【図10】

実施形態 (2) のエンジン正回転・逆回転判定プログラムの処理の流れを示す フローチャート

【図11】

実施形態(3)のエンジン回転状態判定プログラムの処理の流れを示すフローチャート

【図12】

実施形態(4)のエンジン停止中のバルプタイミング制御プログラムの処理の 流れを示すフローチャート

【図13】

実施形態(5)のエンジン停止中のバルブタイミング制御プログラムの処理の 流れを示すフローチャート

【図14】

実施形態(6)のエンジン停止中のバルブタイミング制御プログラムの処理の 流れを示すフローチャート

【図15】

実施形態 (7) の基準位置到達判定プログラムの処理の流れを示すフローチャート

【図16】

実施形態(8)の基準位置到達判定プログラムの処理の流れを示すフローチャート

【図17】

実施形態 (9) の基準位置到達判定プログラムの処理の流れを示すフローチャート

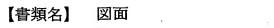
【図18】

実施形態 (10) の可変バルブタイミング装置の作動条件変更プログラムの処理の流れを示すフローチャート

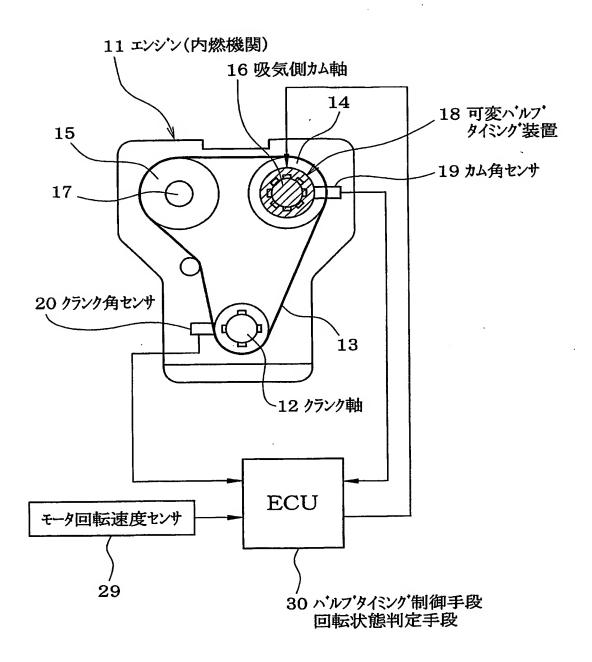
【符号の説明】

11…エンジン (内燃機関) 、12…クランク軸、13…吸気側カム軸、17

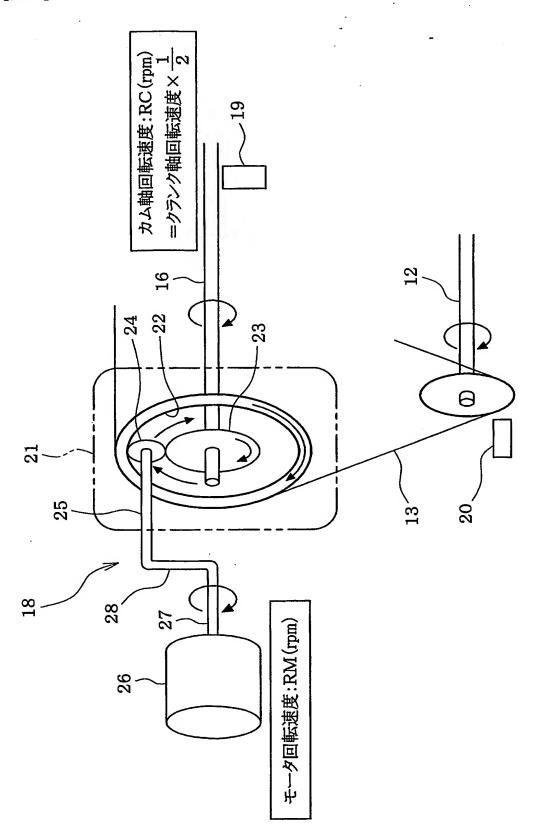
…排気側カム軸、18…可変バルブタイミング装置、19…カム角センサ、20 …クランク角センサ、21…位相可変機構、22…アウタギヤ(第1の回転部材)、23…インナギヤ(第2の回転部材)、24…遊星ギヤ(位相可変部材)、 26…モータ(駆動源)、29…モータ回転速度センサ、30…ECU(回転状 態判定手段,バルブタイミング制御手段)。



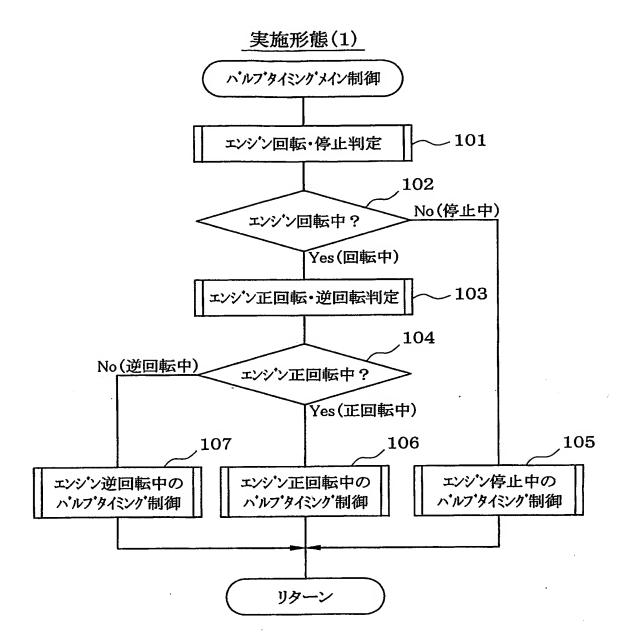
. 【図1】



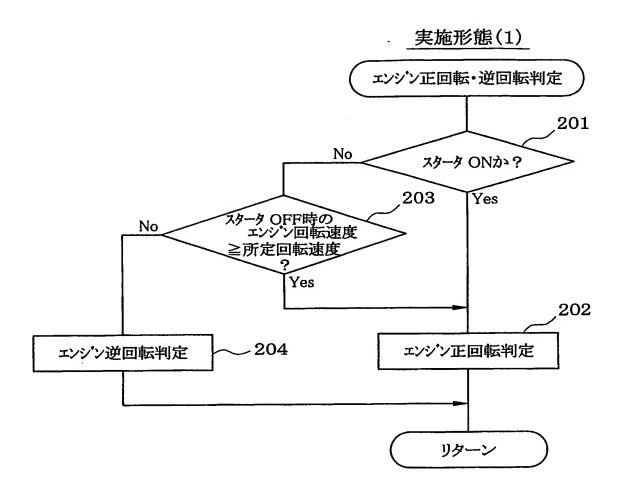




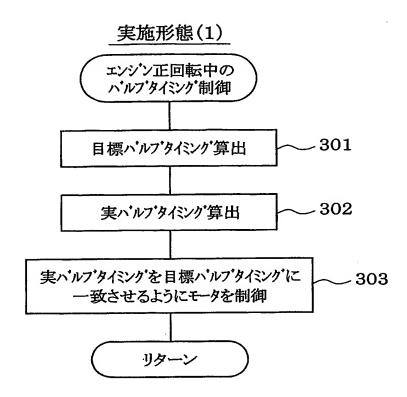




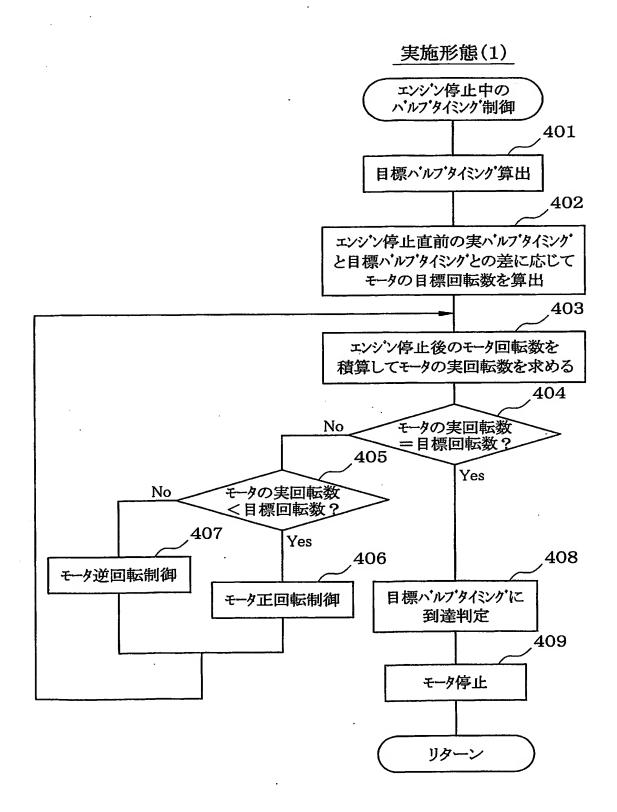
【図4】

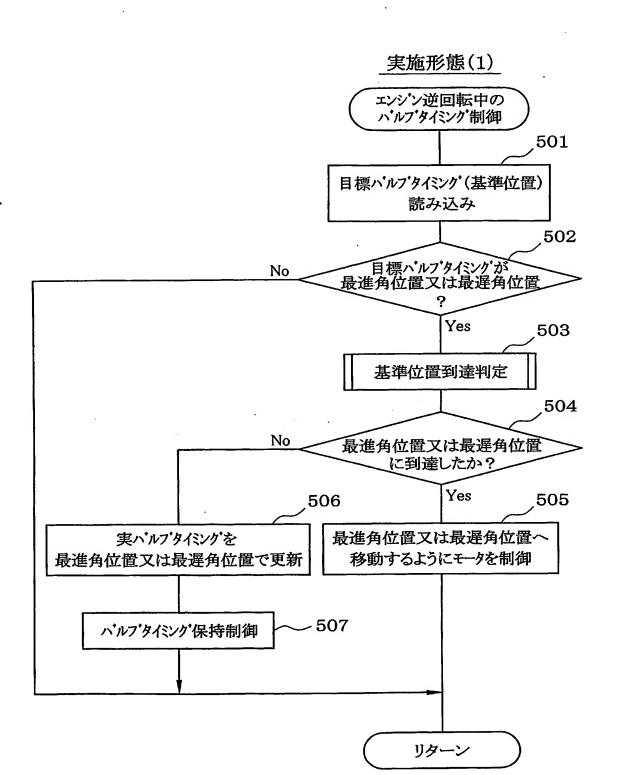




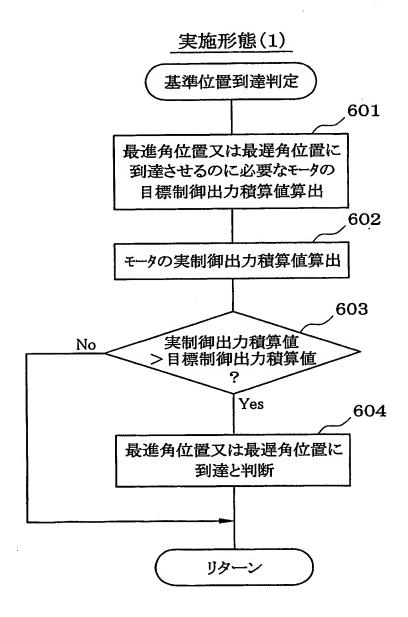




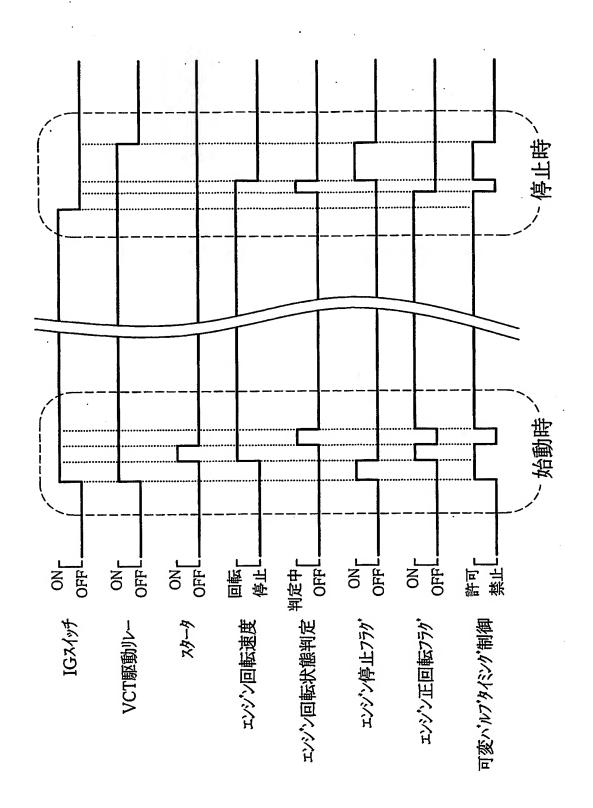




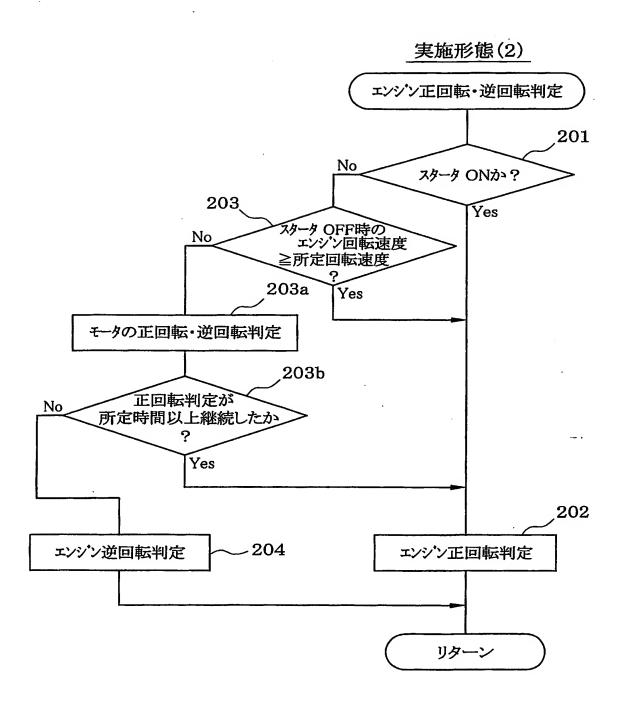




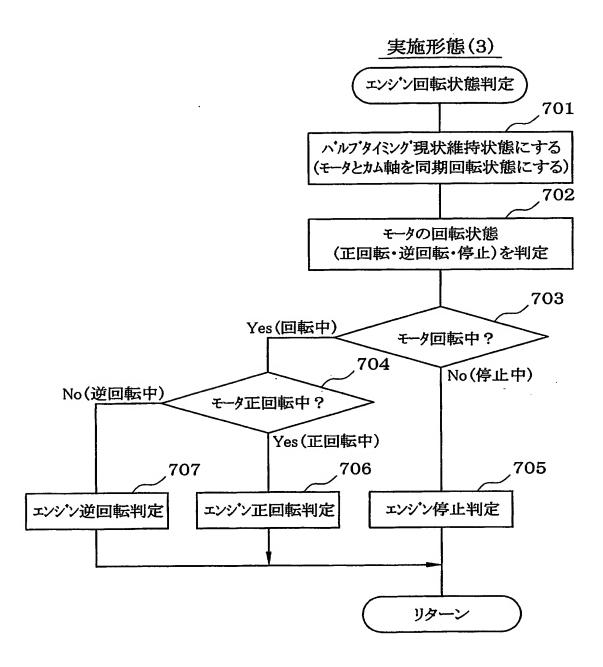




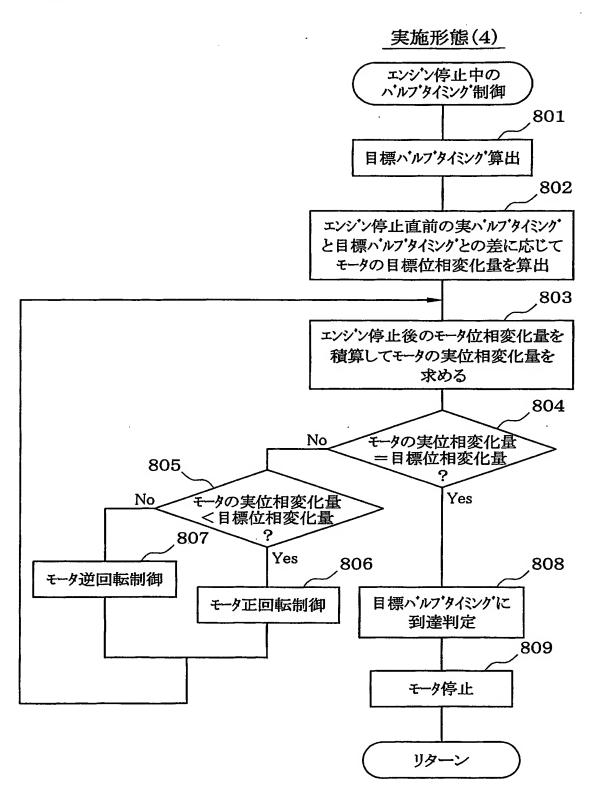
【図10】



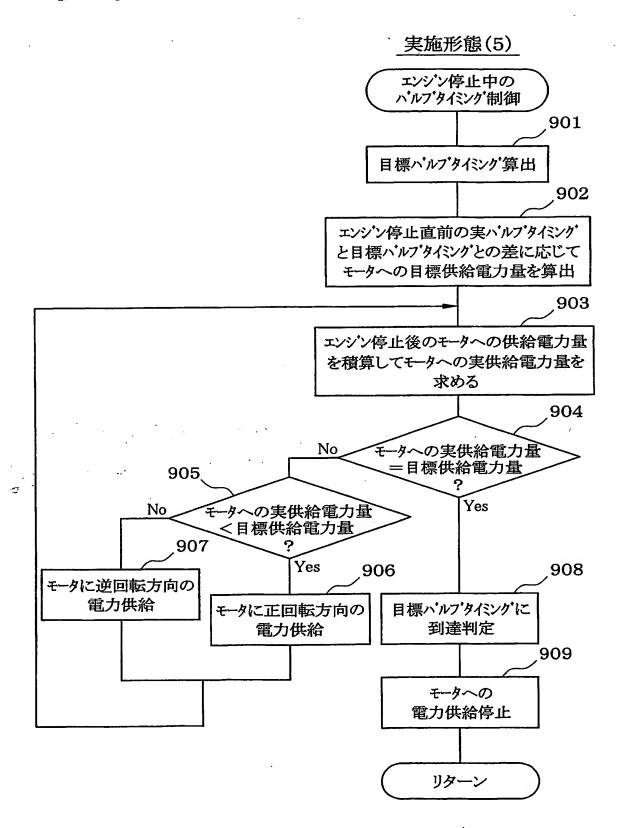




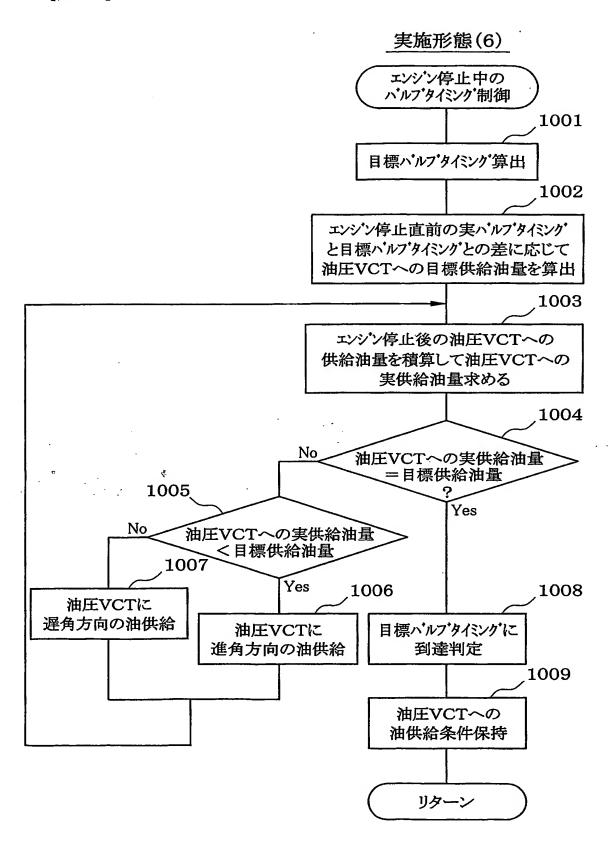




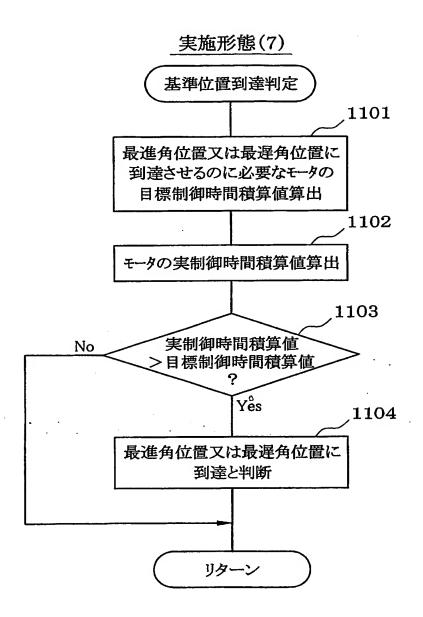
【図13】



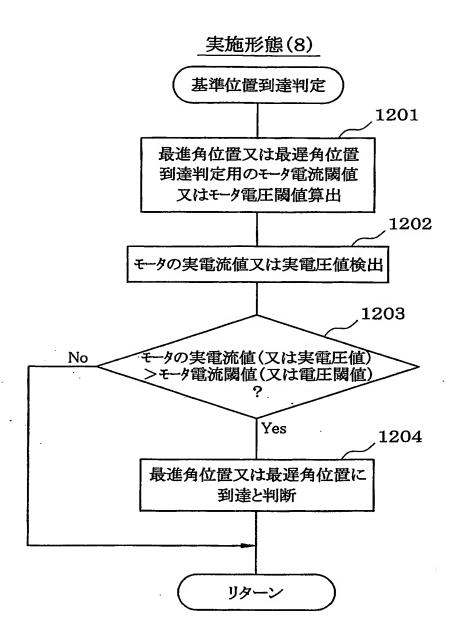




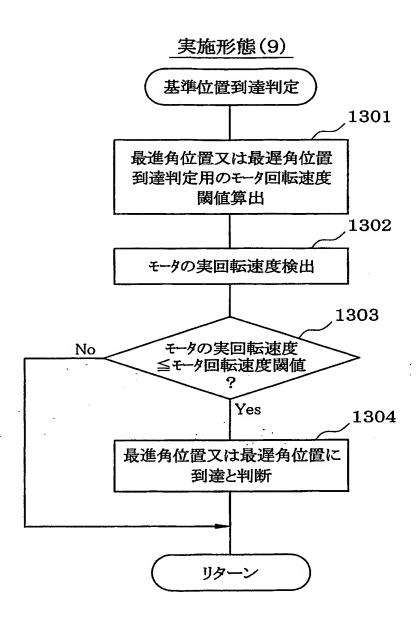




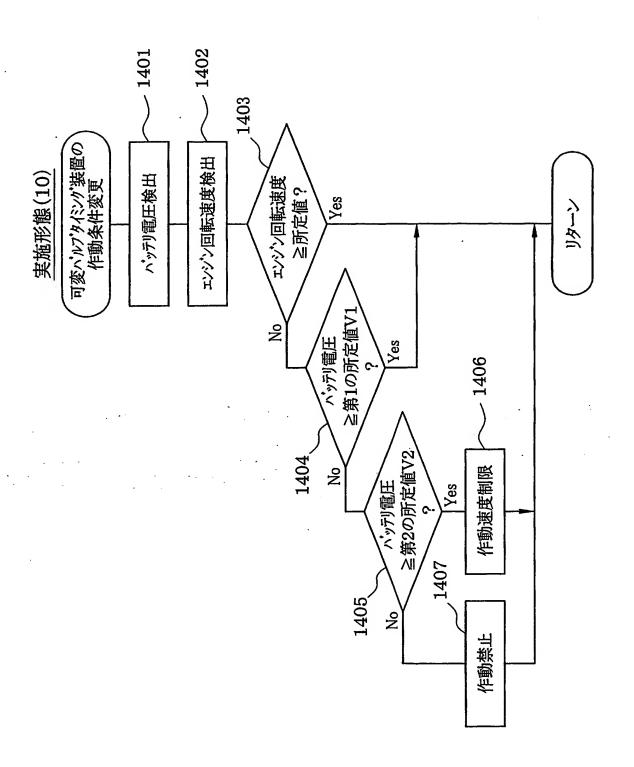
【図16】



【図17】









【要約】

【課題】 エンジン始動時から停止時まで可変バルブタイミング装置を制御するシステムにおいて、始動時や停止時の可変バルブタイミング制御性を向上させる。

【解決手段】 ECU30は、エンジン11の回転状態(正回転、逆回転、停止)を監視し、エンジン正回転中はクランク角センサ20とカム角センサ19の出力信号に基づいて算出した実バルブタイミングを目標バルプタイミングに一致させるように可変バルブタイミング装置18をフィードバック制御し、エンジン停止中はエンジン停止後の可変バルブタイミング装置18のモータの実回転量を目標回転量に制御して実バルブタイミングを目標バルブタイミングに一致させる。また、エンジン逆回転中は実バルブタイミングの算出や可変バルブタイミング が制御を停止する。これにより、エンジン始動時や停止時にエンジン逆回転が発生しても、逆回転によるバルブタイミング制御精度の悪化を未然に防止する。

【選択図】 図1

持願2003-045392

出願人履歴情報

識別番号

[000004260]

1. 変更年月日

[変更理由]

1996年10月 8日

名称変更

住 所 愛知県

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地

氏 名 株式会社デンソー